PAT-NO: JP360196463A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 60196463 A

TITLE: CONTINUOUSLY VARIABLE TRANSMISSION GEAR FOR

CAR

PUBN-DATE: October 4, 1985

INVENTOR - INFORMATION:

NAME

ANDO, MASAHIKO

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME COUNTRY AISIN WARNER LTD N/A

APPL-NO: JP59052038

APPL-DATE: March 16, 1984

INT-CL (IPC): F16H037/02, F16H003/44

US-CL-CURRENT: 74/12,

ABSTRACT:

PURPOSE: To decrease transmission torque and reduce the size of a continuously variable transmission gear by coupling a formed by

combination of a Lavinoir planetary gear set with a fluid coupling to the

output side of a V-belt continuously variable transmission gear.

CONSTITUTION: A 4 formed by combination of a

Lavinoir

planetary gear set 5 comprising a short planetary gear 54 engaged with a small

sun gear 52 and a long planetary gear 55 engaged with a large sun gear 53 with

a fluid coupling which is a power transmission device is coupled to the output

side of a V-belt continuously variable transmission gear 2. In this arrangement, as the torque transmitted through the fluid coupling 6

is a part of the total transmission torque, the outside dimension of the fluid coupling can be reduced.

COPYRIGHT: (C) 1985, JPO&Japio

⑩ 日本国特許庁(JP)

⑩特許出願公開

⑩ 公 開 特 許 公 報 (A) 昭60 - 196463

@Int_Cl_4

識別記号

庁内整理番号

匈公開 昭和60年(1985)10月4日

F 16 H 37/02

7812-3 J 7331-3 J

審査請求 未請求 発明の数 2 (全8頁)

砂発明の名称 車両用無段変速装置

②特 願 昭59-52038

塑出 願 昭59(1984)3月16日

の発明者 安藤 雅彦

の出願人 アイシン・ワーナー株

安城市藤井町高根10番地 アイシン・ワーナー株式会社内

安城市藤井町高根10番地

式会社

砂代 理 人 弁理士 石黒 健二

明和勘

発明の名称
 車両用無段変速装置

2. 特許請求の範囲

1) Vベルト式無段変速機と、該Vベルト式無段変速機と、該Vベルト式無段変速装置の出力輸との間に配置され、動力伝達装置と大サンギア、小サンギア、キャリア、該キャリアに回転自在に支持されたショートプラネットギアおよびロングプラネットギアからなるラビニョー式プラネタリギアセットとを組合せた動力伝達分割型駆動装置とからなる車両用無段変速装置。

2) Vベルト式無段変速機と、該Vベルト式無 段変速機と車両用無段変速装置の出力値との間に 配置され、動力伝達装置と大サンギア、小サンギ ア、キャリア、数キャリアに回転自在に支持され、 大サンギアと値合する小値車および小サンギアと 歯合する大歯車を有するコンパウンドプラネット

ギアからなるコンパウンドプラネタリギアセット
とからなる車両用無仅変速装置。

3. 発明の詳細な説明

[分野]

本発明はVベルト式無段変速機を利用した审両 用無段変速装置に関する。

[従来技術]

Vベルト式無段変速機は、トルクコンバータ、フリュイドカップリングなど流体伝動装置、および前進後進切換機構と組合せて申両用無段変速装置では、Vベルト式無段変速機の前に液体伝動装置を配置すると、車両が急停止した時、Vベルト式無段変速機がトルク比が最大となる位置までダウンシフトがのは、ダウンシフトしきっていないと再変でなり、ダウンシフトがなされ、ショックと振動とが生じるという問題がある。これに対し

- 1 -

Vベルト式無便要連携の出力側に液体伝動装置を配置する方式では、単画停止後もVベルト式無視要連環が回転し続けるため確実にトルク比の展大となる位置までダウンシフトがなされ、またVベルト停止時の急激なスリップが生じないのでVベルトの耐久性の面からも有利であるが、伝達トルク容量の大きい機体伝動装置が必要となるため、サイズが大きくなり、単画のエンジンルームへの装着性が悪くなる欠点があった。

【発明の目的】

本発明の目的は、Vベルト式無段変速機の出力 側に動力伝達装置を配置した車両用無段変速装置 において、旋体伝動装置の伝達トルクを減らしそ のサイズを極少することにあり、さらに他の目的 はトルクの一部を故体を介さず伝達するためトル クコンバータ、フリュイドカップリングなどを用 いた場合に比較し動力伝達効率が良く、自つ減強 比がハイレシオになるに従ってスリップ率が低下 し、ロックアップ機構を用いず中路波定常走行機

-3-

の効果を奏する。

- イ)動力伝達装置の伝達トルクを扱らしそのサイズを確少できる。
- ロ)トルクの一部を放体を介さず伝達するため、 トルクコンパータ、フリュイドカップリングなど を用いた場合に比較し動力伝達効率が向上する
- ハ)減速比がハイレシオになるに従ってスリップ率が低下し、ロックアップ機構を用いず中高速 定常連行時の燃費低減ができる。

【实施例】

つぎに本発明を図に示す実施例に基づき説明する。

1はエンジン、 2はVベルト式無段変速機、 3はエンジン1とVベルト式無段変速機2 との間に 接着された前池接進切換用遊車衛中変速機構、 4は前記Vベルト式無段変速機2 の出力側に連結され、ラビニョー式プラネタリポアセット5 と動力 伝達装置であるフリュイドカップリング6 とを組合せてなるスプリット式カップリング(初力伝達

の燃質低減ができる車両川無段変速装置の提供に ある。

「発明の構成」

本発明の申询用無限変速装置は、Vベルト式無限変速機と、数Vベルト式無限変速機と申询用無限変速機と申询用無限変速機と申询用無限変速機と申询用無限変速機と申询に配置され、液体に動きでは、液体のラッチ、を式クラッチ、を式クラッチ、を式クラッチ、を式クラッチ、をはなりでは、流体では、大サンギアをはなびロングデータリギアをはなびロングデータリギアをはないが、大サンギアをはなび、大サンギアをはなび、大サンギアを関係自在に支持され、大サンギアを関するコンパウンドブラネットとを報合された対しに、大サンギアを関するコンパウンドブラネットとを根依とする。

以上の如く本発明の申請用無段変速装置は、次

- 4 -

分割型駆動装置)、 7はスプリット式カップリング4 と申帳71との間に挿入されたディファレンシャルギア、11はエンジン1 と構進後進切換用発量機能変速機構 3との間に挿入されたダンパ、12はスプリット式カップリング4 とディファレンシャルギア1 との間に前記スプリット式カップリング4 と単行して介在されたアイドラーギアであり、軸 120の両端に入力ギア121 と出力ギア 122とが固着されてなる。

前進後進切換用遊園爾印変速機構3 は、ダンバ11を介してエンジン1 の出力輸13に連結されたキャリア31、多板クラッチ32を介して前記キャリア31に連結されると共に V ベルト式無段変速機2 の入力輸14に連結されたサンギア33、多板プレーキ34を介してトランスミッションケース35に係合されるリングギア36、キャリア31に支持され、サンギア33とリングギア36とに協合されたダブルプラネットギア37a、37b からなる。

Vベルト式無段変速機2 は、前記入力値14に装

- 5 -

- 6 -

the second of th

着され、入力的14に固定された固定フランジ22とからなる 加圧により作動される可動フランジ23とからなる 入力シープ21と、前記入力的14と並列されたVペルト式無段変速機2の出力的15に装着され、該出力的15に固定された固定フランジ25と加圧により 作動される可動フランジ26とからなる出力シープ 24と、入力シープ21および出力シープ24との間を 伝動するVベルト27からなる。

スプリット式カップリング4 は、Vベルト式無段変速機2 の出力値15を入力値(15)とし、該入力値(15)に連結されたキャリア51、スプリット式カップリング4 の出力値16に連結されると共にフリュイドカップリング6 のターピン61に連結された小サンギア52、フリュイドカップリング6 のポンプ62に連結された大サンギア53、およびキャリア51に回転自在に支持され、前記小サンギア52に歯合されたショートプラネットギア54と大サンギア53に歯合されたロングプラネットギア55からなるラピニョー式プラネタリギアセット5 と、前

- 7 -

トルクが全伝達トルクの一部であることから、フ リュイドカップリング6の伝達トルク容量が小さ くて良い。したがって外型寸法の小さいフリュイ ドカップリング6を用いた場合でも大きいトルク を伝達でき、車両用無段変速装置の外径寸法のコ ンパクト化が可能となる。さらに、市両が急停止 しスプリット式カップリング4の出力輸16が停止 した時も、スプリット式カップリング4の入力軸 (15) はフリュイドカップリング6 をスリップさ せながら回転できるので、Vベルト式無段変速機 2 はトルク比が限大になる点まで十分に回転でき、 再発進時に最大トルク比でスムーズに発進するこ とが可能である。さらに、フリュイドカップリン グ 6など流体伝動装置は高速になるほどスリップ 事が小さくなるので、前記フリュイドカップリン グ 6を介して伝達されるトルクが全トルクの一部 であることと共に、商精クラッチ(ロックアップ クラッチ)を用いずとも、中高速の定常走行時に 高い動力伝達効率が達成でき、燃費の向上が図れ

記ターピン81とポンプ62とからなるフリュイドカ ップリング6 とからなる。スプリット式カップリ ング4 の出力軸,16には前記アイドラーギア12の入 カギア 121と仮合する出力ギア17が取付けられ、 アイドラーギア12の出力ギア 122はディファレン シャルギア1の駆動大歯車72に歯合されている。 この車両用無段変速装置においては、スプリット 式カップリング4 において、伝動時、トルクの一 部はショートプラネットギア54から小サンギア52 を介して出力軸16に伝達され、他の一部は大サン ギア53およびフリュイドカップリング6 を介して 出力軸16に伝達される。これにより通常、フリュ イドカップリング 6において流体を介して動力伝 速がなされるため生じる動力損失は、フリュイド カップリング6を介して伝動されるトルクについ てのみ生じ、小サンギア52から直接出力帕16に伝 達されるトルクについては旋体を介することによ る動力の損失が生じないので伝達効率が良い。ま たフリュイドカップリング6を介して伝達される

-8-

ಪ್ಕ

Vベルト式無段変速機2の出力軸15と、スプリット式カップリング4のプラネタリギアセット5との連結は前記キャリア51以外に大サンギア53または小サンギア52でも良く、さらにフリュイドカップリング6とプラネタリギアセット5との連結も次に示す各種の方法があり、またVベルト式無段変速機2の出力軸15から流体伝動装置、電射クラッチ、乾式クラッチ、複式クラッチなどの動力伝達装置を介してラビニョー式プラネタリギアセットに伝動される方法でも良い。

第2図(1)~(6)はVベルト式無段変速機の出力値にフリュイドカップリングのポンプが迎結され、スプリット式カップリングの出力値はラビニョー式プラネタリギアセット 5の変素に連結された場合のレイアウトを示し、第2図(1)、(2)はキャリアアウトプット、第2図(3)、(4)は大サンギアアウトプット、第2図(5)、

- 9 -

(6) は小サンギアアウトツットである。第2図 (7)~(12)はVベルト式無段変速機の出力輸 がラビニョーパプラネタリギアセット5 の喪祭に 連結され、フリュイドカップリングのタービンが スプリット式カップリングの出力軸に連結された 組合のレイアウトを示し、第2例(7)、(8) はキャリアインプット、第2図(9)、(10)は 大サンギアインプット、第2図(11)、(12)は 小サンギアインブットであり、第2図 (1) ~ (12) におけるフリュイドカップリングへのトル ク配分率は大サンギアの函数を 2.1 とし、小サン ギアの歯数を2/2 としたとき表1の(1)~(12) にx で示す式の如くなり、21 - 35、72 - 28と したとき表1の数値となる。

第3図(1)~(12)は第2図(1)~(12) のレイアウトにおいて、大サンギアS1、小サン ギアS2 、キャリアP1 、該キャリアP1 に回転 自在に支持され、大サンギアS1と協合する小協 車Ps および小サンギアS2 と歯合する人歯車P

b を有するコンパウンドプラネットポアPc から なるコンパウンドブラネタリギアセットPLを用 いた場合を示し、教2 (1) ~ (12) のx は大り ンギアS1 の函数を Z1 、小サンギアS2 の函数 を72 としたときの各々のフリコイドカップリン グのトルク配分率を示す式、表2の数額は2.1 = 35、 Z 2 - 28としたときのトルク配分率を示す。

このようにレイアウト、歯数を選択することに より、流体伝動装置を介して伝達されるトルクの 制合を所望の頃に設定でき、使用目的、車種など に応じて装着性の向上および燃費の向上が行える。

-11-

(1)
$$x = \frac{Z_1}{Z_1 + Z_2} = 0.556$$

(2)
$$x = \frac{Z_2}{Z_1 + Z_2} = 0.444$$

(3)
$$x = -\frac{Z^2}{Z_1} = -0.8$$

$$(4) x = \frac{z_1 + z_2}{z_1} = 1.8$$

$$(5) x = -\frac{Z_1}{Z_2} = -1.25$$

(6)
$$x = \frac{Z_1 + Z_2}{Z_2} = 2.25$$

$$(7) x = \frac{z_1}{z_1 + z_2} = 0.556$$

(8)
$$x = \frac{Z_2}{Z_1 + Z_2} = 0.444$$

$$(9) x = -\frac{z_2}{z_1} = -0.8$$

(10)
$$x = \frac{Z_1 + Z_2}{Z_1} = 1.8$$

(11)
$$x = -\frac{z_1}{z_1} = -1.25$$

(12)
$$x = \frac{Z_1 + Z_2}{Z_2} = 2.25$$

-12-

我 2

(1)
$$x = \frac{Z_1}{Z_2 - Z_1} = -5.0$$

(2)
$$x = \frac{Z_2}{Z_2 - Z_1} = -4.0$$

(3)
$$x = \frac{Z_2}{Z_1} = 0.8$$

$$(4) \times -\frac{Z_1-Z_2}{Z_1} = 0.2$$

$$(5) x = \frac{Z_1}{Z_2} = 1.25$$

(6)
$$x = \frac{Z_1 - Z_1}{Z_2} = 0.25$$

(7)
$$x = \frac{z_1}{z_1 - z_2} = 5.0$$

(8)
$$x = \frac{Z_2}{Z_1 - Z_1} = -4.0$$

$$(9) x = \frac{Z_2}{Z_1} = 0.8$$

$$(10) x = \frac{Z_1 - Z_2}{Z_1} = 0.2$$

(11)
$$x = \frac{2i}{x} = 1.25$$

(11)
$$x = \frac{2i}{Z_2} = 1.25$$

(12) $x = \frac{2i - 2i}{Z_2} = -0.25$

-13-

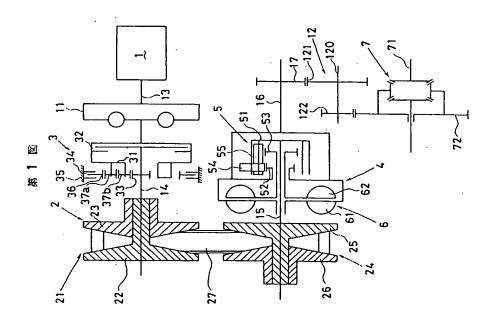
4. 図面の簡単な説明

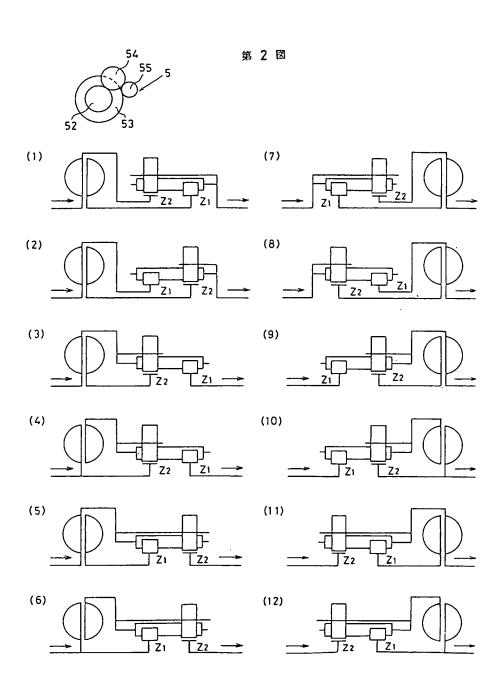
第1 図は本発明の車両用無段変速装置の一実施例にかかる動力伝達分割型駆動装置(スプリット式ガップリング)を用いた車両伝動系のレイアウト、第2 図(1)~(12)、第3 図(1)~(12)は本発明の車両用無段変速装置にかかる動力伝達分割型駆動装置(スプリット式カップリング)のレイアウト例を示す。

図中 2… Vベルト式無負変速機 4… スプ リット式カップリング 5… ラビニョー式プラネ タリギアセット 6… フリュイドカップリング

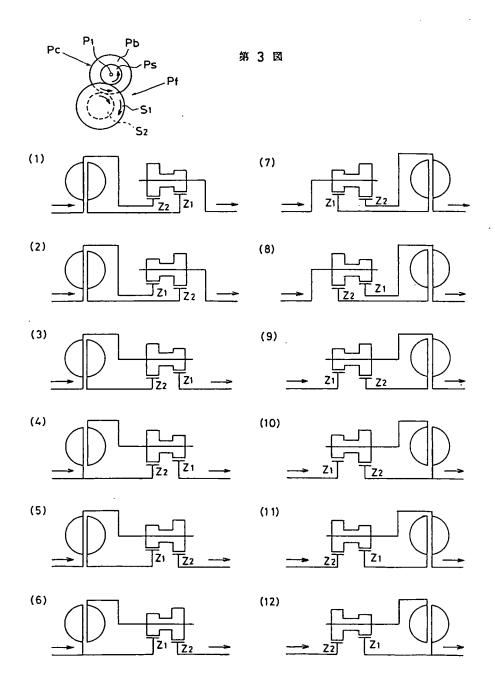
代理人 石思健二

-15-





; ;-..



學 統 初 莊 鵠

ह्या सा २०४१ 🎒 १६स

特许广及官

e* + 5-

1. 事件の表示

明和59年特許斯第 52038号

2. 発明の名称

亚西川無食変速装置

3. 補正をする者

事件との関係 特許出顧人

住 所 爱知泉安城市西井町高根10番地

氏 名 アイシン・ワーナー株式会社

代表者 西村 图史

4. 代 项 人 〒 465宿話 052- 773-2449

住 所 名古廊市名東区本郷二丁目 160番地

-- 1 --

氏名(8004)弁理士石思唯一集

5. 補正命令の日付 自発

6. 福祉の対象

明和祖の発明の詳細な説明の個

7. 補正の内容 別紙の通り

17]

1. 第 4ページ第19行日

「以上の如く」を「上記構成により」とする。

- 1 -